## (12)特許協力条約に基づいて公開された国際出願

#### (19) 世界知的所有権機関 国際事務局



# A REGIO BUNGAN IN BURNE HERY BOUN BRUN BURN DIG THE HER BOUND ARING BOUND BOUND AREA BURNEN HER HER HER HER HER

#### (43) 国際公開日 2004 年9 月30 日 (30.09.2004)

**PCT** 

## (10) 国際公開番号 WO 2004/083099 A1

(51) 国際特許分類7:

**B66F 9/065**, 9/14

(21) 国際出願番号:

PCT/JP2004/002934

(22) 国際出願日:

2004年3月8日(08.03.2004)

(25) 国際出願の言語:

日本語

(26) 国際公開の言語:

日本語

(30) 優先権データ:

特願2003-073819 2003 年3 月18 日 (18.03.2003) J

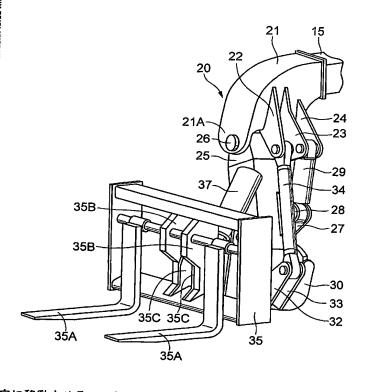
- (71) 出願人 (米国を除く全ての指定国について): 日立建機株式会社 (HITACHI CONSTRUCTION MACHINERY CO., LTD.) [JP/JP]; 〒112-0004 東京都文京区後楽二丁目5番1号 Tokyo (JP).
- (72) 発明者; および
- (75) 発明者/出願人 (米国についてのみ): 五木田 修 (GOKITA,Osamu) [JP/JP]; 〒315-0051 茨城県 新治 郡 千代田町新治 1828 千代田ハウス 7-406

Ibaraki (JP). 生井 喜雄 (NAMAI, Yoshio) [JP/JP]; 〒300-3553 茨城県 結城郡 八千代町蕗田 7 3 7-5 Ibaraki (JP).

- (74) 代理人: 広瀬 和彦 (HIROSE,Kazuhiko); 〒160-0023 東京都 新宿区 西新宿 3 丁目 1 番 2 号 H A P 西新宿 ビル 4 階 Tokyo (JP).
- (81) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の国内保護が可能): AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BW, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, EG, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, JP, KE, KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NA, NI, NO, NZ, OM, PG, PH, PL, PT, RO, RU, SC, SD, SE, SG, SK, SL, SY, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, YU, ZA, ZM, ZW.
- (84) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の広域保護が可能): ARIPO (BW, GH, GM, KE, LS, MW, MZ, SD, SL,

[続葉有]

- (54) Title: SELF-PROPELLED WORKING MACHINE
- (54) 発明の名称: 自走式作業機械



(57) Abstract: Α handling device-moving mechanism (20) is provided between the top end side of a telescopic boom (12) and a load-handling device The handling device-moving mechanism (20) is constituted of a head member (21), swing arm (25), a swing cylinder (29), a handling device installation member (30), a link (34), etc. The handling device-moving mechanism (20) moves the load-handling device (35) in the left-right direction relative to the telescopic boom (12) by extending and retracting the swing cylinder (29). This makes it possible that, even when the position of a load lifted by the load-handling device (35) and a predetermined load placement position are different in the left and right directions, the position in the left-right direction of the load-handling device (35) is easily adjusted by the handling device-moving mechanism (20). As a result, the load lifted can be accurately lowered to a predetermined load placement position.

(57) 要約: 伸縮ブーム(12)の先端側と荷役作業具(35)との間に、作業具移動機構(20)を設ける。この作業具移動機構(20)は、ヘッド部材(21)、揺動アーム(25)、スイングシリンダ(29)、作業具取付部材(30)、リンク(34)等により構成されている。そして、作業具移動機構(20)は、スイングシリンダ(29)を伸縮させることにより、荷役作業具(35)を伸縮ブーム(12)に対して左,右方

、向に移動させる。これにより、荷役作業具(35)によって持上げられた荷物の位置と所定の荷下ろし場所とが左,右方向で異なる場合でも、作業具移動機構(20)によって荷役作業具(35)の左,右方向の位置を容易に調整することができ、 持上げた荷物を定められた荷下ろし場所に正確に荷下ろしすることができる。

#### 

SZ, TZ, UG, ZM, ZW), ユーラシア (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), ヨーロッパ (AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HU, IE, IT, LU, MC, NL, PL, PT, RO, SE, SI, SK, TR), OAPI (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

#### 一 補正書・説明書

2文字コード及び他の略語については、定期発行される 各PCTガゼットの巻頭に掲載されている「コードと略語 のガイダンスノート」を参照。

#### 添付公開書類:

一 国際調査報告書

#### 明 細 書

#### 自走式作業機械

#### 5 技術分野

本発明は、例えばリフトトラック等の自走可能な車体を備えた自走式作業機械に関する。

#### 背景技術

搬するものである。

- 10 一般に、地上から高所への荷物の運搬作業(荷役作業)や、電線の保守作業等の高所作業に用いられる作業機械として、自走可能な車体と、該車体に起伏可能に設けられたブーム装置とを備えた自走式作業機械が知られている(例えば、特許第2559831号公報参照)。
- 15 そして、この従来技術によるリフトトラックのブーム 装置は、基端側が車体に起伏可能に取付けられ先端側が 前,後方向に伸縮する多段式の伸縮プームと、該伸縮ブ ームのうち最先のブームに設けられたフォーク等の作業 具とにより構成されている。そして、このリフトトラッ りは、作業具に荷物を積載した状態で、予められた で、予められた で、予められた で、からられた で、対して起立させつつ前、後方向に伸長させることによ り、作業具に積載した荷物を所定の荷下ろし場所へと運
- 25 ところで、上述のリフトトラックに設けられたブーム 装置は、通常、車体に対して上,下方向に起伏すること ができるが、その構造上、左,右方向に移動することが できない。

このため、従来技術によるリフトトラックは、ブーム

5

装置によって持上げられた荷物の位置と所定の荷下ろし場所とが左、右方向に位置ずれした場合には、一度ブームを下ろして再び車体を走行させることにより、荷物の位置と荷下ろし場所との左、右方向の位置調整を行う必要がある。

- 一方、他の従来技術によるリフトトラックとして、ブームの先端側を車体に対して左,右方向に揺動させることができるものが知られている(例えば、英国特許出願公開第2121363号明細書参照)。
- 10 そして、この他の従来技術によるリフトトラックは、 ブームの基端側が取付けられたシャーシを左,右方向に 移動させることにより、ブームの先端側を左,右方向に 円弧状に揺動させ、ブームの先端側に設けた作業具を左, 右方向に揺動させることができるものである。
- 15 しかし、上述した他の従来技術によるリフトトラックは、プームの基端側が取付けられたシャーシを左,右方向に移動させることにより、プームの先端側を左,右方向に円弧状に揺動させる構成となっている。
- このため、プームの先端側に設けられた作業具は、所 定の荷下ろし場所に向けて左,右方向に円弧状に揺動す るようになる。この結果、荷下ろし場所に対する作業具 の角度が変化することにより、作業具に積載した荷物が 荷下ろし場所に真直ぐに対面しなくなり、持上げた荷物 を正しい場所に荷下ろしすることが難しくなるという問 題がある。

#### 発明の開示

本発明は上述した従来技術の問題に鑑みなされたもので、作業具を伸縮ブームに対して左、右方向に移動させ

ることにより、ブーム装置によって持上げた荷物を所定 の荷下ろし場所に正確に荷下ろしすることができるよう にした自走式作業機械を提供することを目的としている。

上述した課題を解決するために本発明は、自走可能な車体と、該車体に起伏可能に設けられたブーム装置とからなり、該ブーム装置は、基端側が車体に起伏可能に取付けられ前,後方向に伸縮する多段式の伸縮ブームと、該伸縮ブームのうち最先のブームに設けられた作業具とを備えてなる自走式作業機械に適用される。

5

15

10 そして、本発明が採用する構成の特徴は、最先のブームと作業具との間には該作業具を伸縮ブームに対して左, 右方向に移動させる作業具移動機構を設けたことにある。

本発明によれば、このように構成することにより、 作業具によって持上げられた荷物の位置と所定の荷下ろ し場所とが左,右方向で異なる場合でも、作業具移動機 構によって作業具の左,右方向の位置を容易に調整する ことができるので、持上げた荷物を定められた荷下ろし 場所に正確に運搬することができる。

本発明の好ましい態様によると、作業具移動機構は、 最先のプームの先端側に設けられたヘッド部材と、基端側が第1のリンクピンを支点としてヘッド部材に対した部材と語動アームと、ヘッド部材と語動アームとの間に設けられ該揺動アームとの間に設けられ該揺動アームとの間に設けられる作業具が取付けられる作業具取付部材と、ヘッド部材と作業具取付部材との間に設けられ作業具取付部材との間に設けられた業具取付部材との間に設けられて発力をある。

このように構成したことにより、本発明によれば、スイングシリンダを伸縮させて揺動アームを揺動させたおけられた作業具取付部材は、リンクによってヘッドさる。対して常にほぼ平行な姿勢を保持することができる。帯撃具取付部材に取付けられた作業具取付部材に取付けられた作業具取付部を積載したままブームに対して左、右方向に移動でで、該作業具によって持上げられた荷物を、所定の荷下ろし場所に正確に下ろすことができる。

5

また、本発明によると、第1のリンクピンは、伸縮ブームを地面側に伏せたときに地面とほぼ平行とは構成とすることができる。このは大きまり、伸縮させるだけで、作業具で地面により、伸縮させるだけで、指動でで、指動でで、右方向に指動でで、右方向に指動でで、右方向には公道等をから行るといてきる。この場合、作業具を地ので、車体におけるができる。この視界が伸縮ブームを持上げるからで、車体はブームを持上げるがなく、走行時におけるオペレータの視界が伸縮ブームの視界を大きくできる。

また、本発明によると、作業具は、作業具取付部材に取付ピンを支点として上,下方向に揺動可能に取付け、作業具と作業具取付部材との間には、該作業具を揺動させる作業具シリンダを設ける構成としたことにある。業月の構成によれば、伸縮ブームの起伏角度にかかわらず荷物を所定の荷下ろし場所へと持上げる間に、実具は伸縮ブームの起伏角度にかかわらず荷物を常に安定

して保持することができる。

5

10

本発明の好ましい態様によると、スイングシリンダとリンクとは、揺動アームの左,右方向の一側にまとめて配置する構成としたことにある。これにより、揺動アームの左,右方向の他側の視界を大きく確保することができる。

本発明の好ましい態様によると、スイングシリンダと リンクとは、揺動アームを挟んで左,右両側に分けて配 置する構成としたことにある。これにより、作業時や走 行時における車体の安定性を高めることができる。

本発明によると、作業具シリンダは、揺動アームの前面側に位置して作業具取付部材と作業具との間に設ける構成とすることができる。

また、本発明によると、作業具シリンダは、揺動アームの背面側に位置して作業具取付部材と作業具との間に設け、ボトム側油室内の圧力により作業具からの荷重を受承する構成とすることができる。これにより、作業具から作業具シリンダに作用する荷重を、作業具シリンダのボトム側油室内の圧力によって受承することができる。

- 20 この結果、作業具から作業具シリンダに対して大きな荷 重が作用したとしても、この荷重を作業具シリンダによ って確実に受承することができるので、荷役作業等の作 業性を高めることができる。また、作業具シリンダの小 型化(小径化)を図ることができる。
- 25 また、本発明によると、作業具取付部材には、揺動アームの背面側に位置して互いに対面しつつ揺動アームの長手方向に沿って延びる左,右のシリンダ取付部を設け、作業具シリンダは、これら左,右のシリンダ取付部間に位置して作業具取付部材と作業具との間に設ける構成と

することができる。これにより、作業具取付部材の左、右のシリンダ取付部間に作業具シリンダを配置した分、作業具移動機構の前、後方向の寸法を小さく抑えることができる。また、作業具取付部材の各シリンダ取付部によって作業具シリンダを覆うことにより、該作業具シリンダを保護することができる。

さらに、本発明によると、伸縮ブームは、地面側に伏せたときにその先端側が基端側よりも下側に位ある。こに何斜させる構成としたことにある方に傾斜させる構成としたことを左、右方にで作業具を上が地面からに大きに、作業具が地面からに大きに大きに、作業具が地面がで作業具を地でで作業しても、ブームを伸長させるだけで作業具において持上ができる。この壁際に置いた荷物を作業具において、特別の登略に置いた荷物を作業具に大りでも、は接地であることができるので、この壁際での荷役作業の作業を高めることができる。

## 図面の簡単な説明

5

20 図1は、本発明の実施の形態が適用されたリフトトラックを示す正面図である。

図 2 は、図 1 中の伸縮ブーム、作業具移動機構、荷役作業具等を示す斜視図である。

図3は、図1中の伸縮ブーム、作業具移動機構、荷役 25 作業具等を示す要部拡大の正面図である。

図4は、伸縮ブーム、作業具移動機構、荷役作業具等が中間位置にある状態を図3中の矢示IV-IV方向からみた左側面図である。

図5は、伸縮プーム、作業具移動機構、荷役作業具等

を荷役作業具が右方に移動した状態で示す図4と同様の 左側面図である。

図6は、伸縮プーム、作業具移動機構、荷役作業具等 を荷役作業具が左方に移動した状態で示す図4と同様の 左側面図である。

図7は、ブーム起伏シリンダ、第1段ブームシリンダ、第2段ブームシリンダ、スイングシリンダ、作業具シリンダを駆動する油圧回路図である。

図 8 は、第 2 の実施の形態による作業具移動機構、荷10 役作業具等を示す図 3 と同様な正面図である。

図9は、作業具移動機構、荷役作業具等が中間位置にある状態を図8中の矢示IX-IX方向からみた左側面図である。

図10は、作業具移動機構、荷役作業具等を荷役作業 15 具が右方に移動した状態で示す左側面図である。

図11は、作業具移動機構、荷役作業具等を荷役作業具が左方に移動した状態で示す左側面図である。

図12は、作業具として掘削作業具を用いた変形例を示す図3と同様な正面図である。

20

5

発明を実施するための最良の形態

以下、本発明に係る自走式作業機械の実施の形態をリフトトラックに適用した場合を例に挙げ、図1ないし図12を参照しつつ詳細に説明する。

25 まず、図1ないし図7は本発明の第1の実施の形態を 示している。ここで、1はリフトトラックで、該リフトトラック1は、自走可能なホイール式の車体2と、後述 のブーム装置11とにより大略構成され、車体2を走行 させつつブーム装置11を用いて地上から高所へと荷物

を運搬する荷役作業を行うものである。

5

10

ここで、車体 2 は、厚肉な鋼板等により形成され前, 後方向に延びたフレーム 3 と、該フレーム 3 に搭載され たエンジン、油圧ポンプ、油圧モータ等の駆動源(はずれも図示せず)と、後述のキャブ 6 等によりが成前には左、カロのみ図示)が設けられ、フレーム 3 の後輪 6 は左,右の後輪 5 (左側のみ図示)が設けられている。 そして、左,右の前輪 4 と左,右の後輪 5 には、をして、左,右の前輪 4 と左,右の後輪 5 によって同時に回転駆動の状態で前進走行、進走行を行うようになっている。

6 は左側の前輪 4 と後輪 5 との間に位置してフレーム 3 の前,後方向中央部に配設されたキャブで、該キャブ 15 6 は運転室を画成するものである。そして、キャブ 6 内には、オペレータが着席する運転席、前輪 4 及び後輪 5 を操舵するステアリング装置、後述のブーム装置 1 1 を操作するための操作レバー等(いずれも図示せず)が設けられている。

20 また、フレーム3の前端側には前輪4よりも前側に位置して左,右のスタビライザ7(左側のみ図示)が設けられ、このスタビライザ7は、車体2の走行時には接地板7Aを地面から離間させ、ブーム装置11を用いた荷役作業時には接地板7Aを地面に接地させることにより、7Aを地面に接地なせることにより、7Aを地面に接地でするものである。

11は車体2に起伏可能に設けられた荷役作業用のブーム装置で、該ブーム装置11は、後述の伸縮ブーム12、プーム起伏シリンダ17、第1段ブームシリンダ1

8、第2段ブームシリンダ19、リンク機構により構成された作業具移動機構20、荷役作業具35、作業具シリンダ37等により構成され、荷役作業具35に積載した荷物を、地上から所定の荷下ろし場所へと運搬するものである。

5

10

12はブーム装置11を構成する多段式の伸縮ブームで、該伸縮ブーム12は、図3等に示すように、最も外側に位置する角筒状の第1段ブーム13と、該第1段ブーム13内に伸縮可能に収容された角筒状の第2段ブーム14と、該第2段ブーム14内に伸縮可能に収容された最先のブームとしての第3段ブーム15とにより、前,後方向(長さ方向)に伸縮可能に構成されている。

そして、第1段ブーム13の基端部(後端部)は、車体2 (フレーム3) の後端側に支持ピン16を用いて起け可能に取付けられている(図1参照)。また、最先のブームとなる第3段ブーム15の先端側には、後述の作業具移動機構20が設けられている。

17は車体2のフレーム3と第1段プーム13との間に設けられたブーム起伏シリンダで、該ブーム起伏シリンダで、該ブーム起伏シリンダで、該ブーム起伏シリンダーム3にピン結合され、ロッド側が第1段ブーム13の下面にピン結合されている。そして、ブーム起伏シリンダ17は、支持ピン16を支点として、伸縮ブーム12を地面側に伏せた位置(図1中に実線で示す位置)と、地面から起立した位置(図1中に二点鎖線で示す位置)との間で起伏させるものである。

ここで、伸縮プーム12は、図1中に実線で示す如く 地面側に伏せたときに、第3段ブーム15の先端側が、 支持ピン16によってフレーム3に支持された第1段ブ

ーム13の基端側よりも下側に位置し、地面側に向けて 下向きに傾斜するように構成されている。

18は第1段ブーム13と第2段プーム14との間に設けられた第1段ブームシリンダで、該第1段ブームシリンダで、該第1段ブームシリンダ18は、第1段ブーム13の上面側に配置され、ボトム側が第1段ブーム13の基端側(後端側)に取付けられ、ロッド側が第2段ブーム14の先端側(前端側)に取付けられている。そして、第1段ブーム13内にが18は、第2段ブーム14を、第1段ブーム13内に縮小した位置と、第1段ブーム13から突出した位置との間で伸縮させるものである。

10

19は第2段ブーム14と第3段ブーム15との間に設けられた第2段ブームシリンダで、第2段ブームシリンダで、第2段ブームシリンダ19は、第3段ブーム15内に配置され、ボトム側が第2段ブーム14の後端側に取付けられている。そして、第2段ブームシリンダ19は、第1段ブームシリンダ18と同期して作動し、第3段ブーム15を、第2段ブーム14内に縮小した位置と、第2段ブーム14から突出した位置との間で伸縮させるものである。

20は第3段ブーム15の先端側と後述する荷役作業具35との間に設けられた作業具移動機構で、該作業具移動機構20は、荷役作業具35を伸縮ブーム12に対して左,右方向に移動させるものである。そして、作業07に示すように、後述のヘッド部材21、揺動アーム25、スイングシリンク29、作業具取付部材30、リンク34等の複数のリンクからなるリンク機構として構成されている。

21は第3段ブーム15の先端部に固着して設けられ

たヘッド部材で、該ヘッド部材21は、象の鼻のように 第3段ブーム15から斜め下向きに延びている。そして、 ヘッド部材21の先端側は、後述する揺動アーム25の 基端側を前,後方向から挟込む二又部21Aとなってい る。また、ヘッド部材21の左側面には、3枚の板が ブラケット22,23,24が間隔をもって突設され、 ブラケット22,23間には、後述するリンク34の基 端側がピン結合され、ブラケット23,24間には、後 述するスイングシリンダ29のボトム側がピン結合され る構成となっている。

5

10

25はヘッド部材21に左,右方向に揺動可能に取付 けられた揺動アームで、該揺動アーム25の基端側は、 ヘッド部材21の二又部21Aに挟込まれた状態で、こ の二又部21Aに第1のリンクピン26を用いて揺動可 能にピン結合されている。また、揺動アーム25の左側 15 面には、2枚の板状のプラケット27,28が間隔をも って突設され、このプラケット27,28間には後述す るスイングシリンダ29のロッド側がピン結合される構 成となっている。そして、揺動アーム25は、スイング シリンダ29を伸長させることにより、第1のリンクピ 20 ン26を支点(中心)として、図4に示す中間位置から 図5に示す右揺動位置へと右方向に揺動し、スイングシ リンダ29を縮小させることにより、図4に示す中間位 置から図6に示す左揺動位置へと左方向に揺動するもの 25 である。

ここで、第1のリンクピン26は、図3に示すように、伸縮ブーム12を地面側に伏せたときに、その軸中心線O1-O1が地面とほぼ平行になるように取付けられている。これにより、伸縮ブーム12を地面側に伏せた状

態のまま、スイングシリンダ29によって揺動アーム25を左,右方向に揺動させたときには、揺動アーム25の先端側を地面から上方に離間させることができる。この結果、揺動アーム25は、図5及び図6に示すように、後述する荷役作業具35を地面から高さHだけ上方に持上げることができる構成となっている。

5

2 9 は揺動アーム 2 5 の左側方に位置してヘッド部材 2 1 と揺動アーム 2 5 との間に設けられたスイングシリングで、該スイングシリング 2 9 は、ボトム側がヘッド 10 部材 2 1 に設けたブラケット 2 3, 2 4 間にピン結合され、ロッド側が揺動アーム 2 5 に設けたブラケット 2 7, 2 8 間にピン結合されている。従って、スイングシリング 2 9 を伸縮させることにより、揺動アーム 2 5 は第 1 のリンクピン 2 6 を中心として左、右方向に揺動する構 15 成となっている。

3 0 は揺動アーム 2 5 の先端側に第 2 のリンクピン3 1 を介して左,右方向に揺動可能に設けられた作業具取付部材で、該作業具取付部材 3 0 は後述の荷役作業具 3 5 が取付けられるものである。ここで、作業具取付部材 3 0 は、揺動アーム 2 5 の先端側を前,後方向から挟いして、この二又部 3 0 A が、活動である。ここで、作業人となった場別に第 2 のリンクピン 3 1 を支点とした。 カーに揺動可能にピン結合されている。また、作業具取付部材 3 0 の左側面には、2 枚の板状のブラケット 3 2 1 取付部材 3 0 の左側面には、2 枚の板状のブラケット 3 2 1 3 3 間には、リンク 3 4 の先端側がピン結合される構成となっている。

ここで、第2のリンクピン31は、図3に示すように、 伸縮ブーム12を地面側に伏せたときに、その軸中心線

O2-O2が地面とほぼ平行となるように取付けられている。そして、第2のリンクピン31の軸中心線O2-O2と、第1のリンクピン26の軸中心線O1-O1とは互いに平行となっている。

34はヘッド部材21と作業具取付部材30との間に 5 設けられた棒状のリンクで、該リンク34は、スイング シリンダ29と一緒に揺動アーム25の左側方にまとめ て配置され、これにより、揺動アーム25の右側方に大 きな視界が確保されている。ここで、リンク34の基端 側は、ヘッド部材21に設けたプラケット22,23間 10 にピン結合され、リンク34の先端側は、作業具取付部 材30に設けたブラケット32,3間にピン結合され ている。そして、リンク34は、ヘッド部材21、揺動 アーム25、作業具取付部材30と共に平行リンク機構 15 を構成し、図4ないし図6に示すように、スイングシリ ンダ29によって揺動アーム25が左,右方向に揺動し たときに、作業具取付部材30の姿勢をヘッド部材21 に対してほぼ平行となるように保持するものである。

材30に上,下方向に揺動可能に取付けられている。

従って、作業具移動機構20のスイングシリンダ29を伸長させたときには、揺動アーム25は第1のリンクといるを中心として、図4に示す中間位置から図5に対す右揺動位置へと揺動する。この代部側に設けられた作業具取付部材30はが平行は近平のというができる。 で、作業具移動機構20のスイングシリンダ29と伸長させたときには、揺動アーム25は揺動する。このでは近野アーム25の代部材30におりないででででできる。横により、作業具取付部材30に対して右方向に移動させることができる。

5

10

一方、作業具移動機構20のスイングシリンダ29を縮小させたときには、揺動アーム25は第1のリンクピン26を中心として、図4に示す中間位置から図6に示すた揺動位置へと揺動する。このとき、作業具取付部材30は、ヘッド部材21に対してほぼ平行な姿勢を保持しつつ揺動アーム25と一緒に左方向に揺動し、この作業具取付部材30によって支持された荷役作業具35を、伸縮ブーム12に対して左方向に移動させることができる。

そして、揺動アーム25が図4に示す中間位置にあるときには、荷役作業具35の地上高さが最も低くなり、図5及び図6に示すように、スイングシリンダ29によって揺動アーム25を左、右方向に揺動させたとった場かで、大方向に揺動でして作業具35の地上高さが増大する構成となって具取ける。37は揺動アーム25の前面側に位置して作業具35との間に設けられた作業具30と荷役作業具35との間に設けられた作業具リンダで、該作業具シリンダ37は、作業具取付部も

のである。ここで、作業具シリンダ37のチューブにはピン38が突設され、該ピン38は作業具取付部材30に回動可能に連結されている。また、作業具シリンダ37のロッド側は、ピン39を用いて荷役作業具35のシリンダ取付板35Cに回動可能に連結されている。

従って、荷役作業具35は、作業具シリンダ37を伸縮させることにより、作業具取付部材30に対し取付ピン36を支点として上,下方向に揺動する。これにより、例えば図1中に実線および二点鎖線で示すように伸縮プーム12を起伏させるときに、この伸縮プーム12のの機能ででできる性ができる情報ででき、荷役作業具35を揺動させ、フォーク35A)に積載した荷物を安定した状態で地となっても、荷できる構成となってもあってもいる。

5

次に、上述したブーム起伏シリンダ17、第1段ブームシリンダ18、第2段ブームシリンダ19、スイングシリンダ29、作業具シリンダ37等を駆動するための油圧回路について、図7を参照しつつ説明する。

20 図中、40はタンク41と共に油圧源を構成する油圧ポンプで、該油圧ポンプ40の吐出側はセンタバイパス管路42に接続されている。そして、油圧ポンプ40は、エンジン(図示せず)によって駆動されることにより、タンク41内の作動油を高圧の圧油としてセンタバイパタンク41内の作動油を高圧の圧油としてセンタバイパス管路42等を介してブーム起伏シリンダ19、第1段ブームシリンダ18、第2段ブームシリンダ19、不業具シリンダ37等に吐出である。また、センタバイパス管路42には、後述する各方向制御弁46、47、48、49の入力側ポート

に接続されるポンプ管路43が接続されている。

5

44は各方向制御弁46,47,48,49とタンク41との間を接続する戻り管路で、該戻り管路44は、油圧ポンプ40から吐出した圧油がブーム起伏シリンダ17等に供給されたときに、該ブーム起伏シリンダ17等からの戻り油をタンク41へと戻すものである。

45はセンタバイパス管路42、ポンプ管路43、戻り管路44に接続された制御弁を示している。これるこれを制御弁45は、ブーム起伏シリンダ17に給排されると、湖の方向を制御するブーム起伏の方向制御弁46と、ダ19はパラレル回路を構成している。

20 ム起伏シリンダ17のボトム側油室に接続されると共に、 管路50Bを介してブーム起伏シリンダ17のロッド側 油室に接続されている。そして、管路50Aの途中には カウンタバランス弁51が設けられ、該カウンタバランス弁51が設けられ、該カウンタバランス弁51が設けられ、方つて伸縮ブス弁51は、ブーム起伏シリンダ17によって伸縮ブーム12を起立した位置から地面側へと移動(下降)させるときに、該伸縮プーム12が急激に下降するのを抑えるものである。

また、方向制御弁47は、管路52Aを介して第1段 ブームシリンダ18のボトム側油室に接続され、第1段

ブームシリンダ18のロッド側油室は、管路52Bを介して第2段ブームシリンダ19のボトム側油室に接続され、第2段ブームシリンダ19のロッド側油室は、管路52Cを介して方向制御弁47に接続されている。

- 5 従って、油圧ポンプ40からの圧油が、方向制御弁47から管路52Aを通じて第1段ブームシリンダ18のボトム側油室に供給されたときには、第1段ブームシリンダ18のロッド側油室から吐出した圧油が、管路52Bを通じて第2段ブームシリンダ19のボトム側油室に
- 10 供給され、第2段ブームシリンダ19のロッド側油室から吐出した圧油は、管路52C、方向制御弁47、戻り管路44を通じてタンク41へと戻る。また、これとは逆に油圧ポンプ40からの圧油が、方向制御弁47から管路52Cを通じて第2段ブームシリンダ19のロッド
- 15 側油室に供給されたときには、第2段ブームシリンダ19のボトム側油室から吐出した圧油が、管路52Bを通じて第1段ブームシリンダ18のロッド側油室に供給され、第1段ブームシリンダ18のボトム側油室から吐出した圧油は、管路52A、方向制御弁47、戻り管路4204を通じてタンク41へと戻る。

このように、第1段ブームシリンダ18と第2段ブームシリンダ19とは、常に同期して作動し、これにより、第1段ブーム13に対する第2段ブーム14の伸縮動作と、第2段ブーム14に対する第3段ブーム15の伸縮動作とが同時に行われる構成となっている。

25

そして、管路 5 2 A の途中には、第 2 段ブーム 1 4 が 急激に縮小側に移動するのを抑えるカウンタバランス弁 5 3 が設けられ、管路 5 2 B の途中には、第 3 段ブーム 1 5 が急激に縮小側に移動するのを抑えるカウンタバラ

ンス弁54が設けられている。また、管路52Cの途中には、第2段ブーム14、第3段ブーム15が急激に伸長側に移動するのを抑えるカウンタバランス弁55が設けられている。

また、方向制御弁48は、管路56Aを介してスイングシリンダ29のボトム側油室に接続されると共に、管路56Bを介してスイングシリンダ29のロッド側油室に接続されている。

2 さらに、方向制御弁49は、管路57Aを介して作業10 具シリンダ37のポトム側油室に接続されると共に、管路57Bを介して作業具シリンダ37のロッド側油室に接続されている。そして、管路57Aの途中にはカウンタバランス弁58が設けられ、該カウンタバランス弁58が設けられ、該カウンタバランス弁58は、作業具シリンダ37によって荷役作業具35が急15 激に下向きに揺動するのを抑えるものである。

本実施の形態によるリフトトラック1は上述の如き構成を有するもので、以下、その作動について説明する。

まず、プーム装置11を用いて荷役作業を行うときには、図1に示すように伸縮プーム12を地面側に伏せた20 状態で、荷役作業具35のフォーク35A上に荷物(図示せず)を積載する。そして、リフトトラック1を作業現場まで自走させた後、スタビライザ7の接地板7Aを地面に接地させることにより、車体2を安定させる。

次に、キャブ 6 内のオペレータが、ブーム起伏用の方 15 向制御弁 4 6、ブーム伸縮用の方向制御弁 4 7、荷役作 業具用の方向制御弁 4 9 等を操作し、ブーム起伏シリン ダ 1 7、第 1 段ブームシリンダ 1 8、第 2 段ブームシリンダ 1 9、作業具シリンダ 3 7 に油圧ポンプ 4 0 からの 圧油を供給する。

これにより、ブーム起伏シリンダ17が伸長し、伸縮プーム12は、図1中の実線で示す位置から二点鎖線で示すように起立する。また、第1段ブームシリンダ18によって、第1段ブーム13から第2段ブーム14が伸長し、第2段ブームシリンダ19によって、第2段ブーム14から第3段ブーム15が伸長する。

20 そして、スイングシリンダ29を伸長させたときには、 揺動アーム25は、第1のリンクピン26を中心として 図4に示す中間位置から図5に示す右揺動位置へと右方 向に揺動し、揺動アーム25の先端側に設けられた作業 具取付部材30は、リンク34によりへッド部材21に 対してほぼ平行な姿勢を保持しつつ右方向に揺動する。 これにより、作業具取付部材30によって支持された 役作業具35は、フォーク35A上に荷物を積載したまま、伸縮ブーム12の先端側で右方向に直線的に移動することができる。

一方、スイングシリンダ29を縮小させたときには、 揺動アーム25は、第1のリンクピン26を中心として 図4に示す中間位置から図6に示す左揺動位置へと左方 向に揺動し、荷役作業具35は、フォーク35A上に荷 物を積載したまま、伸縮ブーム12の先端側で左方向に 直線的に移動することができる。

5

このように、本実施の形態によれば、ブーム装置11によって持上げられた荷物の位置と所定の荷下ろし場所とが左、右方向で異なったとしても、作業具移動機構20を用いることにより、荷役作業具35を左、右方に直線的に移動(オフセット)させることができる。この結果、荷下ろし場所に対する荷役作業具35の位置を容易に調整することができ、荷役作業具35に積載した荷物を定められた荷下ろし場所に正確に荷下ろしすることができる。

しかも、本実施の形態によれば、荷役作業具35は、伸縮ブーム12の先端側で左,右方向に直線的に移動することができる。このため、例えば従来技術のように作業具が左,右方向に円弧状に揺動することがなく、荷で記し場所に対する荷役作業具35の角度を一定に保第できる。従って、荷役作業具35から荷下ろし場所へと荷物を下ろす作業を円滑に行うことができる。

25 さらに、作業具移動機構20は、伸縮プーム12(第 3段プーム15)の先端側に対して荷役作業具35を左、 右方向に移動させる構成となっている。このため、伸縮 プーム12の長さにかかわらず、荷役作業具35の左、 右方向の移動量を常に一定に保つことができる。

また、本実施の形態によれば、揺動アーム25をヘッド部材21に連結する第1のリンクピン26は、伸縮ブーム12を地面側に伏せたときに、その軸中心線O1-O1が地面とほぼ平行となるように取付けられている(図3参照)。

従って、伸縮ブーム12を地面側に伏せた状態でスイングシリンダ29を伸縮させ、揺動アーム25を左、右方向に揺動させることにより、該揺動アーム25の先端側を地面から上方に離間させることができる。これにより、図5および図6に示すように、揺動アーム25の先端側に作業具取付部材30を介して設けられた荷役作業具35(フォーク35A)の下面を、地面から高さHだけ持上げることができる。

5

この結果、伸縮ブーム12を地面側に伏せたまま、スイングシリンダ29を伸縮させるだけで、荷役作業具35を地面から持上げることができる。しかも、走行することができる。しかもはできるを安全に走行することができるために伸縮ブーム12を持上げる必要がないので、キャブ6内でリフトトラック1を操縦するオペレータの視界が伸縮ブーム12によって遮られるのを抑えることができ、走行時におけるオペレータの視界を大きく確保することができる。

また、本実施の形態では、揺動アーム25が左,右方向の中間位置にあるときには、荷役作業具35の地上高さが最も低くなり、スイングシリンダ29によって揺動アーム25を左,右方向に揺動させたときには、荷役作業具35の地上高さが増大する構成となっている。これにより、荷役作業具35を用いた荷役作業時において、揺動アーム25を中間位置に保持して荷役作業具35の

地上高さを低くすることにより、フォーク35Aへの荷物の積込み作業を容易に行うことができる。一方、フォーク35A上に荷物を積載した状態で車体2を走行にはるときに、地面上に岩石等の障害物が存在する場合には、揺動アーム25を左、右方向に揺動させるだけで荷役作業具35の地上高さを増大させることができる。

5

25

また、本実施の形態によれば、作業具移動機構20を 相成する作業具取付部材30に、取付ピン36を用いて 荷役作業具35を上,下方向に揺動可能に取付け、作業 具取付部材30と荷役作業具35との間には、作業具シ リンダ37を設ける構成としている。

これにより、伸縮ブーム12を起伏させるときに、この伸縮ブーム12の起伏角度に応じて作業具シリンダ37を伸縮させ、荷役作業具35を上、下方向に揺動させることができる。この結果、伸縮プーム12の起伏の起伏のことができる。フォーク35Aを常に水平な姿勢に保つことができ、フォーク35A上に積載された荷物を、地上から所定の荷下ろし場所へと安定した状態で運搬することができる。

さらに、本実施の形態によれば、伸縮ブーム12を地面側に伏せたときに、第3段ブーム15の先端側が、支持ピン16によってフレーム3に支持された第1段ブーム13の基端側よりも下側に位置し、地面側に向けて下向きに傾斜するように構成されている(図1参照)。

これにより、図5および図6に示すように、荷役作業具35を伸縮ブーム12に対して左,右方向に移動させたときには、荷役作業具35が地面から上方に持上がっ

たとしても、伸縮ブーム12を伸長させるだけで荷役作業具35を地面に接近させ、または接地させることができる。

従って、例えば荷役作業具35を用いて牛舎内の飼薬 等を浚う清掃作業を行う場合に、荷役作業具35を左、 右方向に移動させて牛舎の壁際に接近させる場合がある。 このような状態でも、伸縮プーム12を伸長させること により、荷役作業具35を地面に接地させることができ、 壁際に存在する飼薬等を確実に浚うことができる。

10 次に、図8ないし図11は本発明の第2の実施の実施の形態を示し、本実施の形態の特徴は、作業具移動機構を構成するスイングシリンダとリンクとを、揺動アームを挟んで左、右両側に分けて配置したことにある。なお、本実施の形態では、上述した第1の実施の形態と同一の 相成要素に同一符号を付し、その説明を省略するものとする。

図中、61は第1の実施の形態による作業具移動機構20に代えて本実施の形態に用いた作業具移動機構61は、伸縮ブーム12の第3段で作業具76を伸縮ブーム12に設けられ、で業具76を伸縮ブーム12に対してである。そして、本実施の形態にがある。そして、本実施のによるものである。第1の実施のである。第1の実施の形態によるものとは異なる。第1の実施の形態によるものとは異なる。

62は第3段プーム15の先端部に固着して設けられたヘッド部材で、該ヘッド部材62は、ほぼL型に屈曲した中空な簡体として形成され、第3段プーム15から前方に向けて延びている。ここで、第3段ブーム15に固着されたヘッド部材62の基端側には、後述の作業以下があるように凹んだ凹陥部62Aが設けられている。また、ヘッド部材62の先端側には、前の大部位に間隔をもって対面する板体からなる前、後のアーム取付部62B,62Bが設けられ、該各アーム取付部62B間には後述する揺動アーム67の基端側が取付けられている。

5

10

そして、ヘッド部材 6 2 の左側面には、後述するリンク 7 5 の基端側を取付けるための 2 枚のブラケット 6 3 , 6 4 が、前,後方向に間隔をもって突設されている。一方、ヘッド部材 6 2 の右側面には、後述するスイングシリンダ 7 0 のボトム側を取付けるための 2 枚のブラケット 6 5 , 6 6 が、前,後方向に間隔をもって突設されている。

67はヘッド部材62の先端側に左、右方向に揺動可能に取付けられた揺動アームで、該揺動アーム67は場側でな簡体により形成され、図8に示すように、基端の(上端側)から先端側(下端側)に向けて斜めに下に近びている。そして、揺動アーム67の基端側に火がある2の各アーム取付部62B間に第1のリーム67の先端側には、後述の作業具取付部材71が取り67の先端側には、後述の作業具取付部材71が取り67の先端側には、後方向に間隔をもって2枚のブラケット69(1枚のみ図示)が突設され、このブラケット

9 には、後述するスイングシリンダ 7 0 のロッド側が取付けられる構成となっている。

ここで、第1のリンクピン68は、図8に示すように、伸縮ブーム12を地面側に伏せたときに、その軸中心線O3-O3が地面とほぼ平行になるように取付けられている。これにより、伸縮ブーム12を地面側に伏せた状態で揺動アーム67を左,右方向に揺動させたときには、後述する荷役作業具76を地面から上方に持上げることができる構成となっている。

5

10 7 0 はヘッド部材 6 2 と揺動アーム 6 7 との間に設けられたスイングシリンダで、 図 9 に示すように配置されて グシリンダ 7 0 は揺動アーム 6 7 の右側方に配置されて いる。ここで、スイングシリンダ 7 0 のボトム側は 15 回動可能にピン結合されて 20 動させるものである。

71は揺動アーム67の先端側に取付けられた作業具取付部材で、該作業具取付部材71は、図8に示すよいに、揺動アーム67の背面側(伸縮ブーム12側)に、揺動アーム67の長手方向に沿って延び3。ここで、作業具取付部材71は、揺動アーム67のた端側を挟んで前、後方向に間隔をもってするる板体からなる前、後のアーム取付部71A、71Aと、該各アーム取付部71Aを挟んで左、右方向で対面に沿って延びる板体からなる左、右のす面に沿って延びる板体からなる左、右のシーム67の背面に沿って延びる板体からなる左、右の

リンダ取付部71B、71Bと、アーム取付部71Aよりも下側に位置して各シリンダ取付部71Bに突設された左、右のボス部71C、71Cとにより大略構成されている。また、作業具取付部材71(シリンダ取付部71B)の左側面には、後述するリンク75の先端側を取付けるための2枚のブラケット72、73が、前、後方向に間隔をもって突設されている。

5

25

そして、作業具取付部材71のアーム取付部71Aは、 第2のリンクピン74を用いて揺動アーム67の先端側 に左、右方向に揺動可能にピン結合されている。また、 シリンダ取付部71Bの先端側(上端側)には、後述す る作業具シリンダ78のチューブ78Aが取付けられ、 左、右のボス部71Cには、後述する荷役作業具76が 取付けられている。

75はヘッド部材62と作業具取付部材71との間に設けられた棒状のリンクで、図9に示すように、リンク75は揺動アーム67の左側方に配置されている。即ち、本実施の形態では、スイングシリンダ70とリンク75とが、揺動アーム67を挟んで左,右両側に分けて配置されている。

ここで、リンク75の基端側は、ヘッド部材62に設けたブラケット63,64間にピン結合され、リンク75の先端側は、作業具取付部材71に設けたブラケット

7 2, 7 3 間にピン結合されている。そして、リンク7 5 は、ヘッド部材 6 2、揺動アーム 6 7、作業具取付部材 7 1 と共に平行リンク機構を構成し、図 9 ないし図 1 1 に示すように、スイングシリンダ 7 0 によって揺動アーム 6 7 が左,右方向に揺動したときに、作業具取付部材 7 1 の姿勢をヘッド部材 6 2 に対してほぼ平行となるように保持するものである。

5

7 6 は作業具取付部材 7 1 に上, 下方向に揺動可能に 支持された荷役作業具で、該荷役作業具76は、その前 面側にフォーク76A,76Aが設けられたほぼ長方形 10 の枠状体からなり、各フォーク76A上に荷物を積載す るものである。ここで、荷役作業具76の背面側には、 作業具ステー取付板76Bとシリンダ取付板76Cとが 後方に突出して設けられている。この場合、作業具ステ 一取付板76Bは、作業具取付部材71のボス部71C 15 に対応する位置に配置され、シリンダ取付板76Cは、 作業具ステー取付板76Bよりも下側に位置して荷役作 業具76の下端側に配置されている。そして、作業具ス テー取付板76Bは、作業具取付部材71の各ボス部7 1 Cに、取付ピン77を用いて上,下方向に揺動可能に 20 ピン結合されている。

従って、スイングシリンダ70を縮小させたときには、 揺動アーム67は第1のリンクピン68を中心として、 図9に示す中間位置から図10に示す右揺動位置へと揺 動する。このとき、揺動アーム67の先端側に設けられ た作業具取付部材71は、リンク75によりヘッド部材 62に対してほぼ平行な姿勢を保持しつつ揺動アーム6 7と一緒に右方向に揺動する。これにより、作業具取付 部材71によって支持された荷役作業具76を、伸縮ブ

ーム12に対して右方向に移動させると共に、地面から高さH1だけ上方に持上げることができる。

一方、スイングシリンダ70を伸長させたときには、 揺動アーム67は第1のリンクピン68を中心として、

- 5 図9に示す中間位置から図11に示す左揺動位置へと揺動する。このとき、揺動アーム67の先端側に設けられた作業具取付部材71は、リンク75によりヘッド部材62に対してほぼ平行な姿勢を保持しつつ揺動アーム67と一緒に左方向に揺動する。これにより、作業具取付
- 10 部材 7 1 によって支持された荷役作業具 7.6 を、伸縮ブーム 1 2 に対して左方向に移動させると共に、地面から高さ H 2 だけ上方に持上げることができる。

なお、揺動アーム67を右揺動位置に揺動させたとき の荷役作業具76の地上高さH1と、揺動アーム67を 左揺動位置に揺動させたときの荷役作業具76の地上高 さH2とは、スイングシリンダ70のストロークを変化 させることにより、適宜に調整することができる。

78は揺動アーム67の背面側に位置して作業具取付部材71と荷役作業具76との間に設けられた作業具シリンダで、該作業具シリンダ78は、作業具取付部材71と荷役作業具76との取付部位(取付ピン77の位置)よりも伸縮ブーム12側に位置し、作業具取付部材71の左,右のシリンダ取付部71B,71B間に配置されている。

25 ここで、作業具シリンダ78は、チューブ78Aと、 該チューブ78A内に摺動可能に挿嵌されたピストン7 8Bと、基端側がピストン78Bに取付けられ先端側が チューブ78Aから突出したロッド78Cとにより構成 され、チュープ78A内にはボトム側油室78A1とロ

ッド側油室 7 8 A 2 とが画成されている。また、作業具シリンダ 7 8 のチューブ 7 8 A は、作業具取付部材 7 1 を構成するシリンダ取付部 7 1 B の先端側(上端側)にピン 7 9 を用いて回動可能に取付けられ、作業具シリンダ 7 8 のロッド 7 8 C は、荷役作業具 7 6 のシリンダ取付板 7 6 C にピン 8 0 を用いて回動可能に取付けられている。

5

20

そして、作業具シリンダ78は、荷役作業具76を作業具取付部材71に対し取付ピン77を中心として上、 10 下方向に揺動させることにより、荷物が積載された荷役作業具76のフォーク76Aを、伸縮ブーム12の起伏角度にかかわらず水平な姿勢に保つものである。また、作業具シリンダ78は、荷役作業具76から作業具シリンダ78に作用する荷重を、作業具シリンダ78のボトンダ78に作用する荷重を、作業具シリンダ78のボトム側油室78A1内の圧力によって受承する構成となっている。

本実施の形態による作業具移動機構61は上述の如き構成を有するもので、本実施の形態においても、作業具移動機構61を用いて荷役作業具76を左,右方向に直線的に移動(オフセット)させることができ、荷役作業具76に積載した荷物を定められた荷下ろし場所に正確に荷下ろしすることができる。

しかも、本実施の形態による作業具移動機構 6 1 は、スイングシリンダ 7 0 とリンク 7 5 とを、揺動アーム 6 7 を挟んで左、右両側に分けて配置する構成としたので、作業具移動機構 6 1 の前、後方向の寸法を小さく抑えることができる。これにより、ブーム装置の全長を小さくすることができ、荷役作業時におけるリフトトラックの安定性を高めることができる。また、伸縮ブーム 1 2 を

最縮小させたリフトトラックの走行時の安定性を高める ことができる。

また、本実施の形態では、作業具シリンダ78を、揺動アーム67の背面側に位置して作業具取付部材71と 荷役作業具76との間に設け、荷役作業具76かが 月シリンダ78に作用する荷重を、作業具シリンダ78に作用する荷重を、作業具シリンダス8に作用するではよって受承載するるが増大した場合でも、このため、で業具76に業具76に業具シリンダ78によって大場合でき、荷貨を持上げることができる。また、作業具シリンダ78によって大量を小径化することができる。

10

さらに、本実施の形態では、作業具取付部材 7 1 に、 互いに対面しつつ揺動アーム 6 7 の長手方向に沿って延 びる左、右のシリンダ取付部 7 1 B、 7 1 B 間に作業具 れら左、右のシリンダ取付部 7 1 B、 7 1 B間に作業具 シリンダ 7 8 を配置する構成としている。これにより、 作業具取付部材 7 1 の各シリンダ取付部 7 1 B、 7 1 B 20 によって作業具シリンダ 7 8 を覆うことができ、該作業 具シリンダ 7 8 を保護することができる。

なお、上述した第1,第2の実施の形態では、作業具としてフォーク35A(76A)を有する荷役作業具35(76)を用いた場合を例示している。しかし、本発明はこれに限るものではなく、例えば図12に示す変形例のように、前面側にバケット81Aが設けられ、背面側に作業具ステー取付板81Bとシリンダ取付板81Cとが設けられた掘削作業具81を用いてもよい。

また、上述した各実施の形態では、車体2の前部側に

スタピライザ 7 を備えたリフトトラック 1 を例に挙げている。しかし、本発明はこれに限るものではなく、例えばスタビライザを備えていないリフトトラックにも適用することができる。

5 また、上述した各実施の形態では、伸縮ブーム12を、 第1段ブーム13、第2段ブーム14、第3段ブーム1 5からなる3段式のブームとして構成した場合を例示し ている。しかし、本発明はこれに限らず、例えば2段式 のブーム、あるいは4段以上の多段式ブームとして構成 してもよい。

さらに、上述した各実施の形態では、伸縮ブーム12の先端側に荷役作業具35が設けられたリフトトラック1を例に挙げて説明している。しかし、本発明はこれに限らず、例えばブームの先端側に作業員が搭乗する作業台が設けられた高所作業車等の他の自走式作業機械にも広く適用することができる。

### 請求の範囲

1. 自走可能な車体と、該車体に起伏可能に設けられたプーム装置とからなり、該ブーム装置は、基端側が前記車体に起伏可能に取付けられ前,後方向に伸縮する多段式の伸縮ブームと、該伸縮ブームのうち最先のブームに設けられた作業具とを備えてなる自走式作業機械において、

前記最先のブームと作業具との間には該作業具を伸縮 10 ブームに対して左、右方向に移動させる作業具移動機構 を設けたことを特徴とする自走式作業機械。

- 2. 前記作業具移動機構は、前記最先のブームの先端側に設けられたヘッド部材と、基端側が第1のリンクピンを支点として前記ヘッド部材に対し左、右方向に揺動
- 15 可能に連結された揺動アームと、前記ヘッド部材と揺動アームとの間に設けられ該揺動アームをヘッド部材に対して揺動させるスイングシリンダと、前記揺動アームの 先端側に第2のリンクピンを支点として左、右方向に揺動可能に設けられ前記作業具が取付けられる作業具取付
- 20 部材と、前記ヘッド部材と作業具取付部材との間に設けられ該作業具取付部材をヘッド部材に対してほぼ平行に保持するリンクとにより構成してなる請求項1に記載の自走式作業機械。
- 3. 前記第1のリンクピンは、前記伸縮ブームを地面 25 側に伏せたときに地面とほぼ平行となるように取付ける 構成としてなる請求項2に記載の自走式作業機械。
  - 4. 前記作業具は、前記作業具取付部材に取付ピンを支点として上,下方向に揺動可能に取付け、前記作業具と作業具取付部材との間には、該作業具を揺動させる作

業具シリンダを設ける構成としてなる請求項2に記載の自走式作業機械。

5. 前記スイングシリンダと前記リンクとは、前記揺動アームの左、右方向の一側にまとめて配置する構成としてなる請求項 2 に記載の自走式作業機械。

5

- 6. 前記スイングシリンダと前記リンクとは、前記揺動アームを挟んで左、右両側に分けて配置する構成としてなる請求項2に記載の自走式作業機械。
- 7. 前記作業具シリンダは、前記揺動アームの前面側 10 に位置して前記作業具取付部材と前記作業具との間に設 ける構成としてなる請求項4に記載の自走式作業機械。
  - 8. 前記作業具シリンダは、前記揺動アームの背面側に位置して前記作業具取付部材と前記作業具との間に設け、ボトム側油室内の圧力により前記作業具からの荷重
- 15 を受承する構成としてなる請求項 4 に記載の自走式作業 機械。
  - 9. 前記作業具取付部材には、前記揺動アームの背面側に位置して互いに対面しつつ前記揺動アームの長手方向に沿って延びる左、右のシリンダ取付部を設け、前記
- 20 作業具シリンダは、これら左、右のシリンダ取付部間に 位置して前記作業具取付部材と前記作業具との間に設け る構成としてなる請求項4に記載の自走式作業機械。
  - 10. 前記伸縮ブームは、地面側に伏せたときにその先端側が基端側よりも下側に位置するように下向きに傾
- 25 斜させる構成としてなる請求項1に記載の自走式作業機 械。

#### 補正書の請求の範囲

[2004年7月23日(23.07.2004)国際事務局受理:出願当初の請求の範囲1及び10は取り下げられた;出願当初の請求の範囲2は補正された;他の請求の範囲は変更なし。(2頁)]

- 1. (削除)
- 2. (補正後) 自走可能な車体と、該車体に起伏可能 に設けられたプーム装置とからなり、該プーム装置は、 基端側が前記車体に起伏可能に取付けられ前,後方向に 伸縮する多段式の伸縮プームと、該伸縮プームのうち最 先のプームに設けられた作業具とを備えてなる自走式作 業機械において
- 10 前記最先のブームと作業具との間には該作業具を伸縮 ブームに対して左,右方向に移動させる作業具移動機構 を設け、

前記作業具移動機構は、前記最先のプームの先端側に設けられたヘッド部材と、基端側が第1のリンクピンを 支点として前記ヘッド部材に対し左、右方向に揺動可能 に連結された揺動アームと、前記ヘッド部材と揺動アー

ムとの間に設けられ該揺動アームをヘッド部材に対して 揺動させるスイングシリンダと、前記揺動アームの先端 側に第2のリンクピンを支点として左,右方向に揺動可

- 20 能に設けられ前記作業具が取付けられる作業具取付部材と、前記ヘッド部材と作業具取付部材との間に設けられ該作業具取付部材をヘッド部材に対してほぼ平行に保持するリンクとにより構成したことを特徴とする自走式作業機械。
- 25 3. 前記第1のリンクピンは、前記伸縮ブームを地面側に伏せたときに地面とほぼ平行となるように取付ける構成としてなる請求項2に記載の自走式作業機械。
  - 4. 前記作業具は、前記作業具取付部材に取付ピンを 支点として上,下方向に揺動可能に取付け、前記作業具

と作業具取付部材との間には、該作業具を揺動させる作業具シリンダを設ける構成としてなる請求項2に記載の自走式作業機械。

- 5. 前記スイングシリンダと前記リンクとは、前記揺動アームの左、右方向の一側にまとめて配置する構成としてなる請求項2に記載の自走式作業機械。
  - 6. 前記スイングシリンダと前記リンクとは、前記揺動アームを挟んで左、右両側に分けて配置する構成としてなる請求項2に記載の自走式作業機械。
- 10 7. 前記作業具シリンダは、前記揺動アームの前面側に位置して前記作業具取付部材と前記作業具との間に設ける構成としてなる請求項4に記載の自走式作業機械。
  - 8. 前記作業具シリンダは、前記揺動アームの背面側に位置して前記作業具取付部材と前記作業具との間に設
- 15 け、ボトム側油室内の圧力により前記作業具からの荷重 を受承する構成としてなる請求項4に記載の自走式作業 機械。
  - 9. 前記作業具取付部材には、前記揺動アームの背面側に位置して互いに対面しつつ前記揺動アームの長手方
- 20 向に沿って延びる左、右のシリンダ取付部を設け、前記作業具シリンダは、これら左、右のシリンダ取付部間に位置して前記作業具取付部材と前記作業具との間に設ける構成としてなる請求項4に記載の自走式作業機械。
  - 10. (削除)

5

## 条約第19条(1)に基づく説明書

国際調査見解書によると、請求の範囲第1項および第10項に係る発明は、国際調査報告で引用された文献1(JP4-126944 U)と文献2(JP63-37100 A)とにより進歩性を有しない、という認定である。

また、請求の範囲第2項~第9項に係る発明は、国際調査報告に引用されたいずれの文献にも記載されておらず、当業者にとっても自明なものでもない、という認定である。

そこで、請求の範囲第1項及び第10項に係る発明は、削除した。また、請求の範囲第2項に係る発明は、従属項形式の記載を独立項形式の記載に補正するため、請求の範囲の第1項と第2項を合併した。

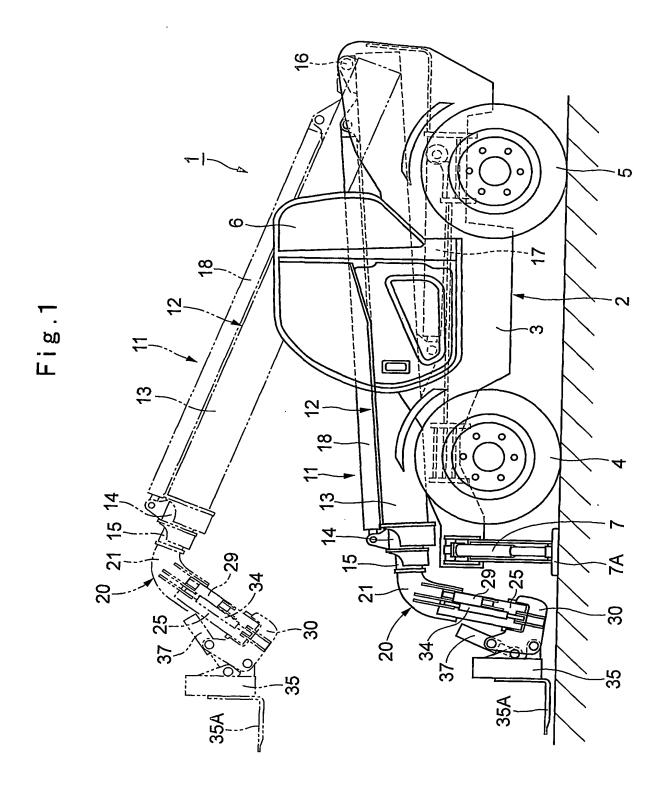
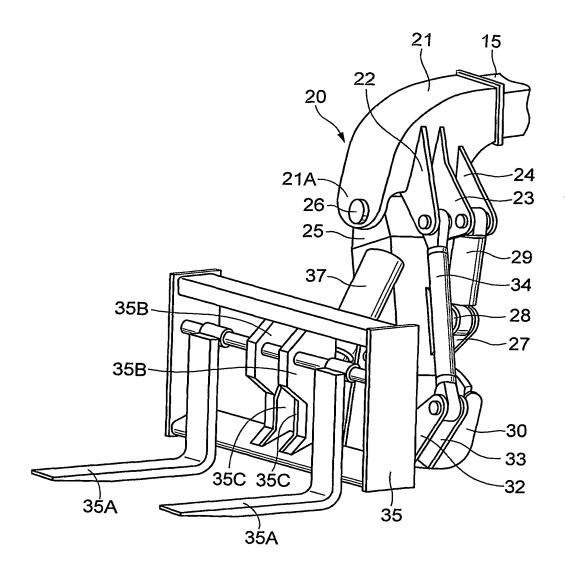


Fig.2



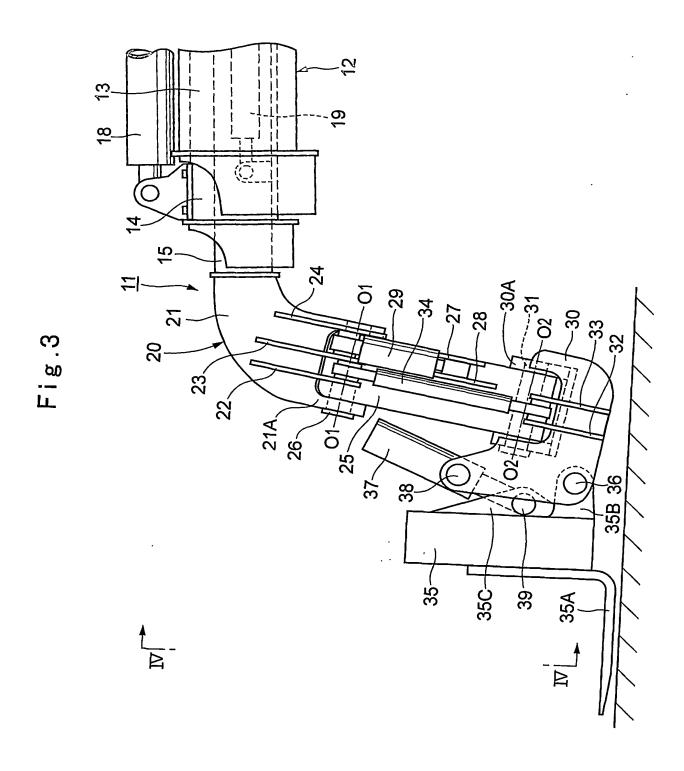


Fig.4

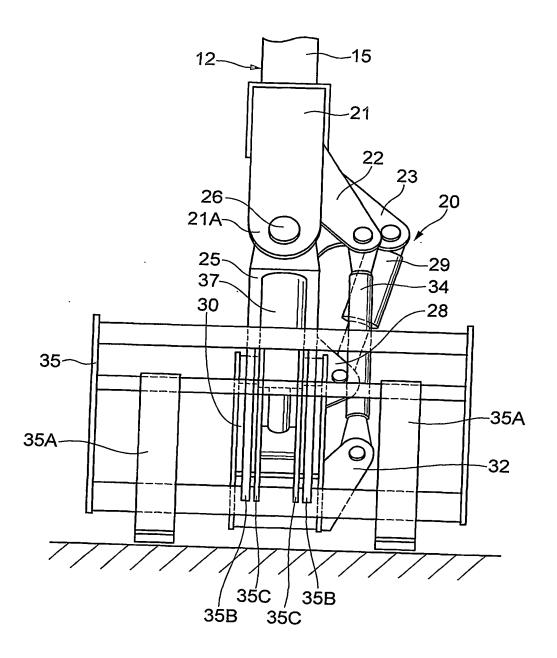


Fig.5

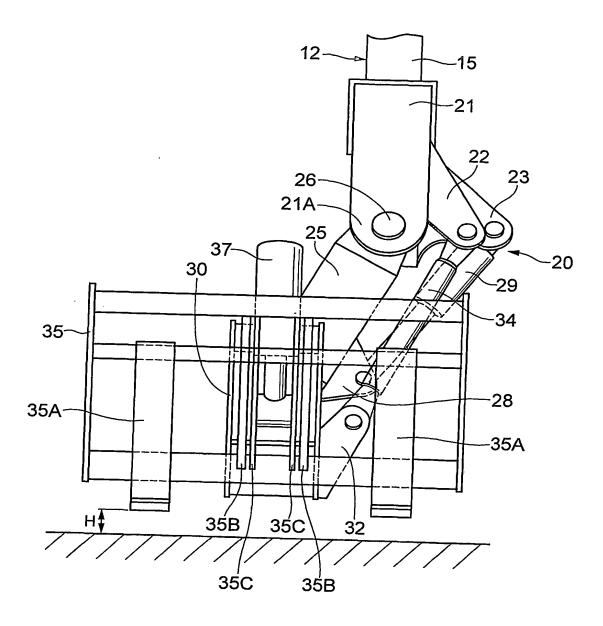


Fig.6

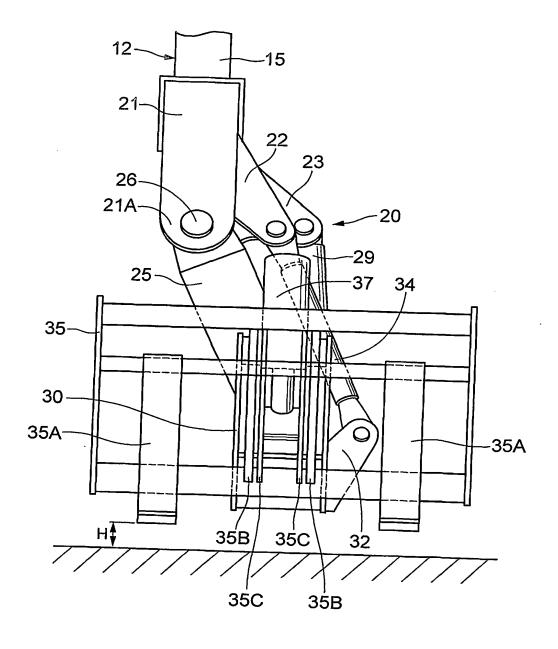
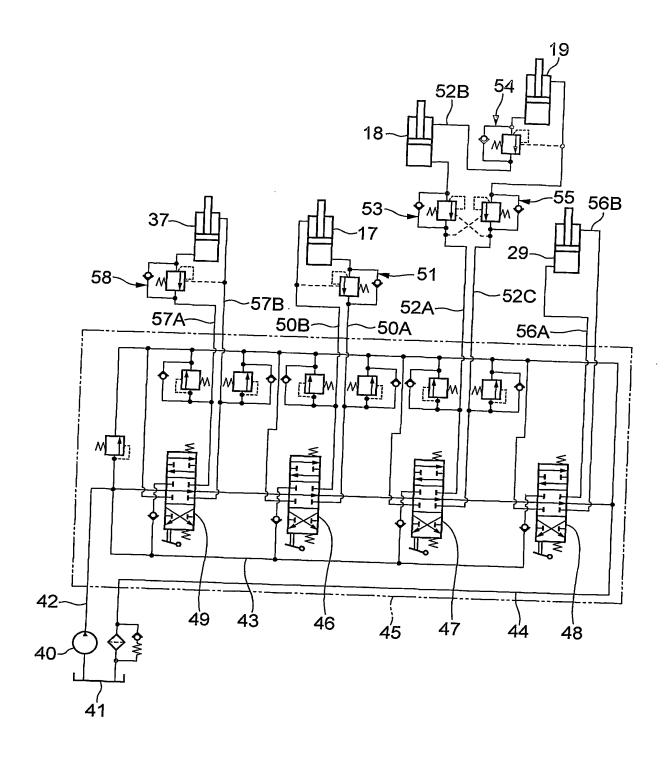


Fig.7



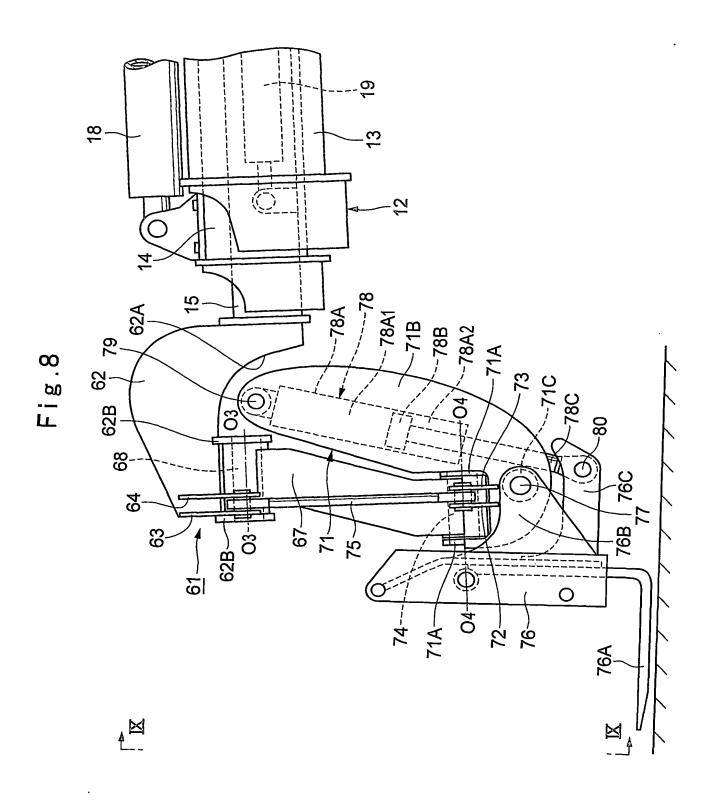


Fig.9

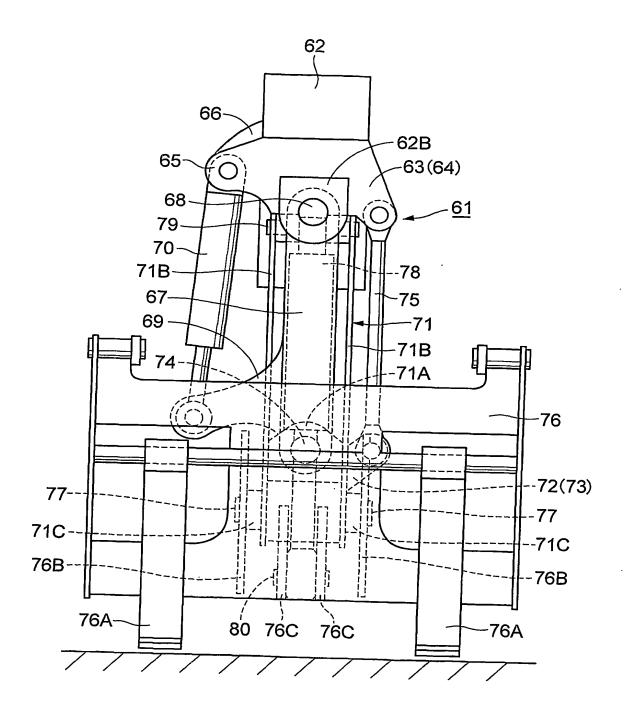


Fig. 10

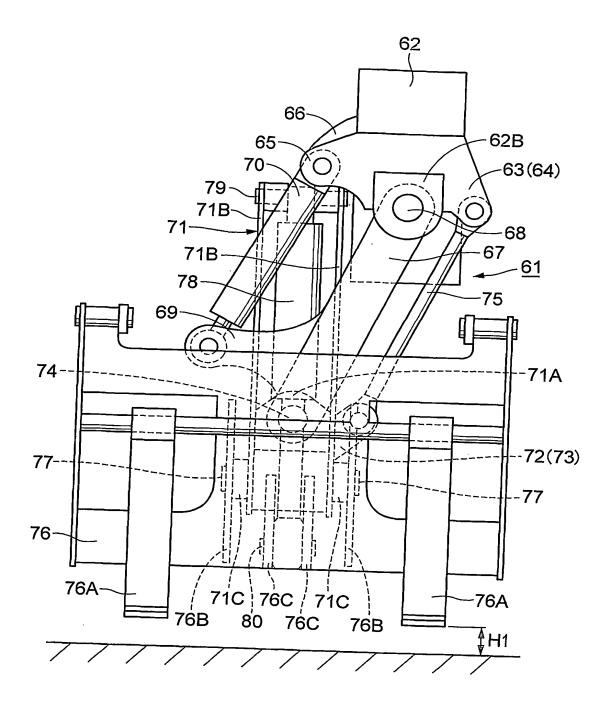
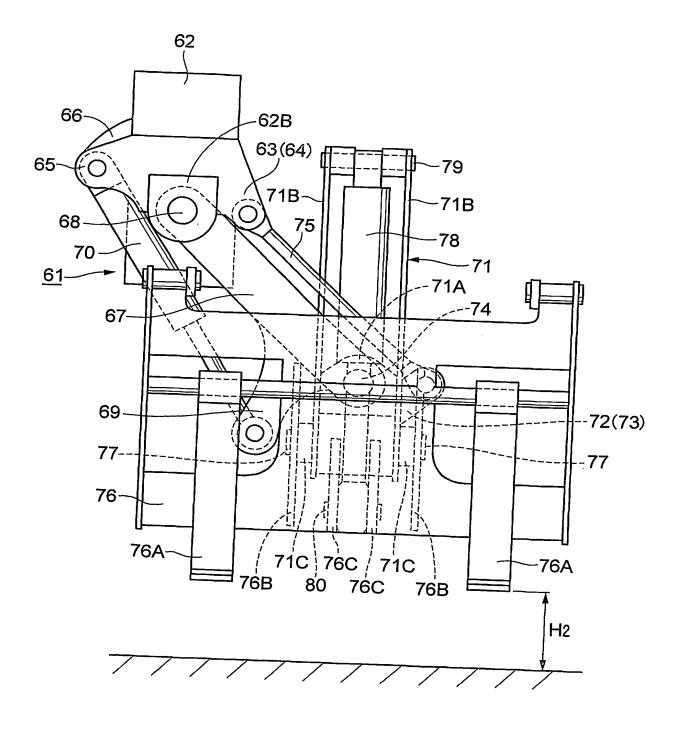
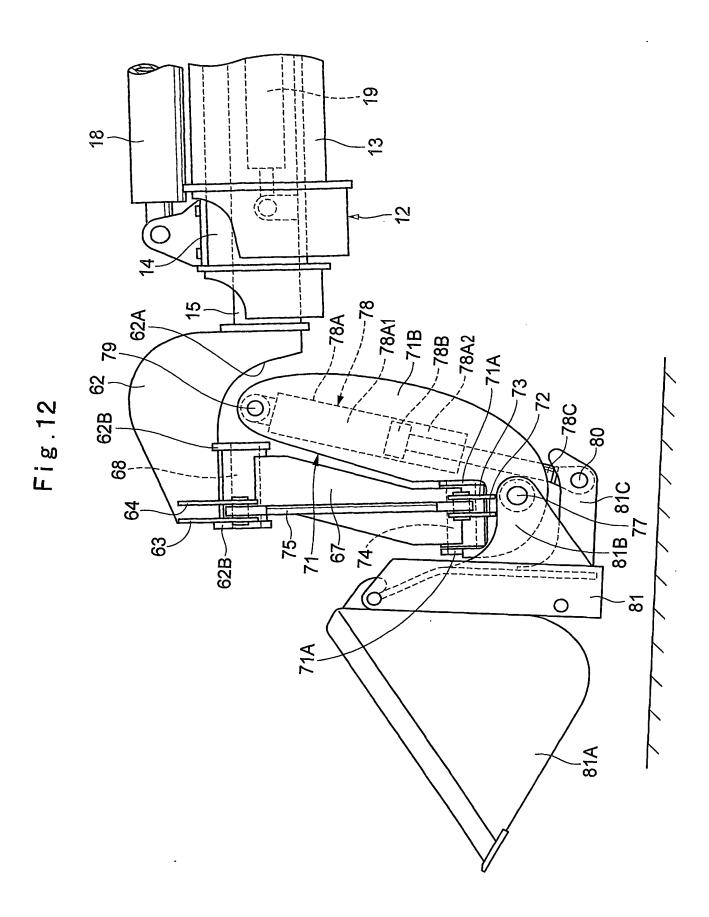


Fig.11





## INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

A CLASSIE	ICATION OF SUBJECT MATTER	PCT/JP	2004/002934
Int.C	17 B66F9/065, B66F9/14		
According to I	nternational Patent Classification (IPC) or to both national clas	raification on the	
B. FIELDS S	EARCHED		
Minimum docu	mentation searched (classification system followed by classific	cation symbols)	
int.Ci	.7 B66F9/065, B66F9/14		
Dogumentstin			
Jitsuyo	searched other than minimum documentation to the extent that Shinan Koho 1922–1996 Jitsuy	t such documents are included in th	e fields searched
Kokai J	Stance Old Stance	70 Shinan Toroku Koho 1 Jitsuyo Shinan Koho	1996-2004
	base consulted during the international search (name of data ba	CICOGYO DITTIAN KONO	1994-2004
	die international search (name of data be	ase and, where practicable, search to	erms used)
C. DOCUME	NTS CONSIDERED TO BE RELEVANT		
Category*	Citation of document, with indication, where appropri	oto of the d	
Y	Microfilm of the specification as	ate, of the relevant passages	Relevant to claim No
		tz Mada 1 7	1,10
	I GOOGE/ TOOT (TRATCITORED NO 1960	144710001 I	
	(Mitsubishi Heavy Industries, Ltd. 19 November, 1992 (19.11.92),	i.),	
	(Family: none)		
Y	JP 63-37100 A /Withole m 11		
Y JP 63-37100 A (Kubota Tekko Kabushiki Kais 17 February, 1988 (17.02.88),			1,10
	Page 3, upper left column line 1	.5 to upper right	
	column, line 3 (Family: none)	11	
.	(- mail_g. Holle)		
ľ			
1			,
Further doc	uments are listed in the continuation of Box C.		
	ories of cited documents:	See patent family annex.	_
" document def	ining the general state of the art which is not considered d	ate and not in conflict with the application	
'earlier applica	tion or natent but published on an ac-	to principle of alcory underlying the inv	ention
document wh	ich may throw doubts on priority elei-(-)	ocument of particular relevance; the cla onsidered novel or cannot be considered when the document is taken along	imed invention cannot be red to involve an inventiv
cited to estab special reason	lish the publication date of another citation or other "Y" d	ocument of particular relevance: the oto	mod innertial
)" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other manner		ombined with one or more other such do	p when the document is
the priority dat	alshed prior to the international filing date but later than	eing obvious to a person skilled in the ar ocument member of the same patent fam	t
te of the actual	·		шу
. 01 June,	completion of the international search 2004 (01.06.04)	mailing of the international search	report
·	,,	.5 June, 2004 (15.06	.04)
ne and mailing	address of the ISA/	and officer	
Japanese	Patent Office	ized officer	
simile No.	Telepho	one No	
PCT/ISA/210 (	second sheet) (January 2004)	ME INU.	

## INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.
PCT/JP2004/002934

Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim N	
A	US 4964778 A (KIDDE INDUSTRIES, INC.), 23 October, 1990 (23.10.90), & EP 410082 A1 & JP 3-61296 A	1-10	
·			
		·	
	·		
		,	
1			
		·	

A. 発明の	の属する分野の分類(国際特許分類(IPC)		004/002934	
Int.	C1' B66F 9/065 B66F	) `9/14		
ļ				
B. 調査を 調本な行った	行った分野			
M重で11つだ Int.	是小限資料(国際特許分類(IPC)) Cl <sup>7</sup> B66F Q (2007)			
	Cl' B66F 9/065 B66F	9/14		
最小限資料以	  外の資料で調査を行った分野に含まれるもの			
日本国実	用新案公報 1922-1996年			
日本国公園	期実用新窓公報 1071 0001			
日本国際	用新案登録公報 1996-2004年 录実用新案公報 1994-2004年			
		_		
国際調査で使	用した電子データベース(データベースの名	称、調査に使用した用無)		
		・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・		
	7 1 57 2		1	
引用文献の	ると認められる文献		· .	
カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連する	Z L Z N Z A HEN Y A HEN Y	関連する	
Y	日本国実用新宏登録出願 2 2 2 2	ことでは、その関連する箇所の表示	請求の範囲の番号	
	日本国実用新案登録出願3-33( 願公開4-126944号)の願書 容を撮影したマイクロフィット	182号(日本国実用新案登録出	1, 10	
	容を撮影したマイクロフィルム(三	野に   称付し   た明細   書及   び図面   の内   三巻   また   光性   また   れい		
	19. 11. 1992	上发里工来休式会社)	1	
	(ファミリーなし)			
i				
	JP 63-37100 A (久保	民田鉄工株式会社)	·	
Y	1 - 1 - 0 2 - 1 9 8 8			
1	第3頁左上欄第15行一右上欄第3	行	1, 10	
	(ファミリーなし)	•	1, 10	
XI C欄の続き	にも文献が列挙されている。			
		□ パテントファミリーに関する別様	紙を参照。	
* 引用文献の	ウカテゴリー			
・A」特に関連 もの	のある文献ではなく、一般的技術水準を示す	T」国際出願日又は優先日後に公表さ	カた文献でもって	
「E」国際出願	[日前の出願または特許であるが、国際出願日 まされたもの。	山嶼と不消するものではなく、発	明の原理又は理論	
以後に公表されたもの				
「L」優先権主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行 日若しくは他の特別な理由を確立するために引用する「X」特に関連のある文献であって、当該文献のみで発明				
文献 (理由を付す) ストー・アンドラ ファック・エス 特に関連のある文献であって、当該文献と他のエル				
「O」「日頭による開示 使用 展示体に言葉かった。 エッスト エッスト この、音楽者にとって自明である細名				
「P」 国際出願 ——————	日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願	よって進歩性がないと考えられる 「&」同一パテントファミリー文献	もの	
国際調査を完了	した日			
	01.06.2004	国際調査報告の発送日 15.6.2	POOA	
際調本機則の	夕 <del>卯</del> 丑 z z z z z z z z z z z z z z z z z z	10.0.2	.004	
日際調査機関の名称及びあて先 日本国特許庁 (ISA/JP)		特許庁審査官(権限のある職員)	3F 3115	
郵伯	<b>便番号100-8915</b>	槙原 進	01 0110	
東京都-	千代田区霞が関三丁目 4番3号	電話番号 03-3581-1101 p	<b>-</b> 600	
*= \ D \ C \ C \ \ -		20 2291-1101 b	7線 3351	

C(続き).	関連すると知味となる土土	TOTAL STATE OF THE	
引用文献の	関連すると認められる文献		<b>6</b> €*********
カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連すると	関連する 請求の範囲の番号	
	US 4964778 A (KIDDE INDUSTRIES, 23. 10. 1990 & EP 410082 A1 & JP 3-61296 A	INC.)	1-10
			·
	,		
	·		·
***			